

KLAUSUR STRÖMUNGSLEHRE - FRAGENTEIL

Benutze Formel bitte immer angeben! Knappe Antworten! Rückseite verwendbar. Viel Erfolg!

AUSWEISERLEISTUNG

Aufgabe 1) Skizzieren Sie die Schubspannungsprofile in einer Grenzschichtströmung mit a) $\partial p/\partial x < 0$, b) $\partial p/\partial x = 0$, c) $\partial p/\partial x \gg 0$? (5P)



Aufgabe 2) Wie gehen wir bei der Herleitung der Bernoulli-Gleichung für stationäre, inkompressible ($\rho = \text{const}$), reibungsfreie Strömungen vor. Gegeben: $\partial u/\partial t + (\mathbf{u} \cdot \nabla) \mathbf{u} = -\nabla(p/\rho) - \nabla(\mathbf{g}z) + \nu \Delta \mathbf{u}$, $(\mathbf{u} \cdot \nabla) \mathbf{u} = 0.5 \nabla u^2 + \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{u}$. (6P)

$\partial u/\partial t = 0$ (stationär), $\nu \Delta u = 0$ (reibungslos)

$\Rightarrow \nabla \cdot (\frac{1}{2} u^2 + p/\rho + gz) = \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{u}$

Projektion auf Abgleichsrichtung $ds \parallel \mathbf{u}$ (Strömungsrichtung), rechte Seite 0

$\Rightarrow \frac{d}{ds} (\frac{1}{2} u^2 + p/\rho + gz) = 0$ (*)

$\Rightarrow \frac{1}{2} u^2 + p/\rho + gz = \text{const}$ entlang ds (Stromlinie)

Aufgabe 3) In einer Raffinerie strömt Öl durch eine horizontale Leitung, an deren Anfang der Druck p_0 herrscht, in ein Reservoir mit Druck p_1 . Am Ende der Leitung ist ein Ventil angebracht, welches im Notfall in der Zeit T absperren. In einem Modellversuch mit Wasser (Verkleinerungsmaßstab 1:10) wird während des Schließvorgangs vor dem Ventil der maximale Druck p_{max} gemessen. Wie groß sind p_0 und die Schließzeit im Modellversuch? ($\rho_0 = 1.5 \cdot 10^3 \text{ N/m}^2$, $\rho_1 = \rho_0$, $\mu = 10^{-3} \text{ Ns/m}^2$, $p_{max} = 1.05 \cdot 10^5 \text{ N/m}^2$, $T = 0.5s$, $\rho = 880 \text{ kg/m}^3$, $\mu = 1000 \text{ kg/m}^2$, $\mu = 10^{-1} \text{ Ns/m}^2$, $\mu = 10^{-2} \text{ Ns/m}^2$; Tipp: Kennzahlen nutzen!) (9P)

$Eu = \frac{\rho u^2 L}{\sigma}$ (Eulerzahl)
 $St = \frac{\rho u^2 L}{\mu}$ (Stokeszahl)
 $Re = \frac{\rho u D}{\mu}$ (Reynoldszahl)

$\frac{Ap}{\rho u^2} = \frac{Ap_0 - p_1}{\rho u^2} \Rightarrow \frac{p_0 - p_1}{\rho_0 \cdot \rho_1} = \frac{g u^2}{g u^2} = \frac{1}{S} \frac{Re_0^2 D^2}{Re_1^2 D}$
 $\Rightarrow p_0 - p_1 = 440 \text{ N/m}^2$

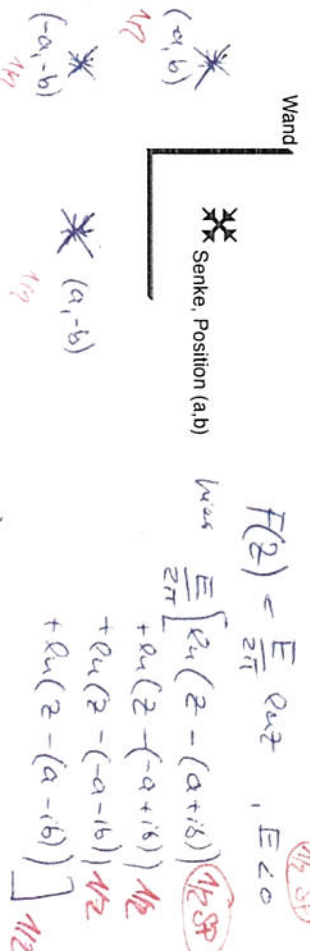
$St = f(\mu/D) = \frac{D}{T \cdot u} \Rightarrow \frac{D}{T u} = \frac{D'}{T' u'} \Rightarrow T' = T \frac{u'}{u} \frac{D}{D'}$
 $\Rightarrow T' = 0.15 \text{ s}$

Aufgabe 4) In Baseballspielen in San Francisco und in Wyoming werden Luftfichten von 1.2 kg/m³ und 0.9 kg/m³ gemessen. Wie verhalten sich die entsprechenden Luftwiderstandskräfte? (2P)

$F = C_D \cdot \frac{1}{2} \rho u^2 \cdot A$
 $\frac{F_{SF}}{F_{WY}} = \frac{\rho_{SF}}{\rho_{WY}}$

(1P) - 0.2 falls in Werten

Aufgabe 5) Eine potentialtheoretische Modellierung sieht eine Senke innerhalb einer Ecke vor (siehe Abbildung). Skizzieren Sie die Anordnung von Senken und/oder Quellen die hierfür notwendig sind und geben Sie die Formeln für das komplexe Potential an. (3P)



A1 gesamt: 20 Pkt.

A1)

a)

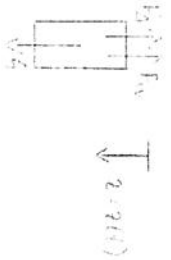
Arbeits: $F_A = 4 \cdot L \cdot 59g$ 1

Widerstand: $F_w = c_w \frac{\rho}{2} \cdot A \cdot u^2$ 1

Gewicht: $G = m_p(z) \cdot g$ 1

mit Stirnfläche $X \cdot B \cdot T$, $A = u_y \cdot D^2$ 0,5

$A = 0,0028 \text{ m}^2$



Kräftebilanz: $\frac{d}{dt}(m_p u) = G - F_A - F_w$ 1 (Impuls)

$\frac{d m_p u}{dt} + m_p \frac{du}{dt} = G - F_A - F_w$ 1 Produktf.

mit $\frac{d m_p z}{dt} = \frac{d m_p}{dt} \cdot \frac{dz}{dt} = \frac{d m_p}{dt} u$ 0,5

$\frac{d u}{dt} = \frac{d u}{dz} \cdot \frac{dz}{dt} = u \frac{d u}{dz}$ 0,5

$\Rightarrow \frac{d m_p}{dz} u^2 + m_p u \frac{du}{dz} = (m_p - \frac{d m_p}{dz} \cdot z) g - A 59g - c_w \frac{\rho}{2} u^2 A$ 0,5

Anfangsbedingung: $z=0$ ges: $u_0 = u(z=0)$ 1

freier Fall: $m_p g H = \frac{1}{2} (u(z=0))^2 m_p$ 1

$u_0 = u(z=0) = \sqrt{2gH} = 7,67 \text{ m/s}$ 0,5

b) nun gilt $\frac{d m_p}{dz} = 0$ 0,5

\Rightarrow Diff: $m_p u \frac{du}{dz} = m_p \cdot g - A 59g - c_w \frac{\rho}{2} u^2 A$ 1

$u \frac{du}{dz} = g - \frac{A 59g}{m_p} - \frac{c_w \rho A}{2 m_p} \cdot u^2$ 1 Zusammenfassen

$a = 8,99 \text{ m/s}^2$ $b = 0,112 \frac{\text{m}}{\text{s}}$ 0,5 Berechnen

$\rightarrow u \frac{du}{dz} = a - b u^2$ 1

$\frac{u}{a-bu^2} du = dz$ 0,5 Trennung

Integration: $\int \frac{u}{a-bu^2} du = \int dz$

$\int \frac{u}{a-bu^2} du = \int_0^z dz$ 1

$\ln(a-bu^2) \cdot \left(-\frac{1}{2b}\right) \Big|_{u_0}^u = z \Big|_0^z$ 0,5 Grenzen

$-\frac{1}{2b} \left(\ln(a-bu^2) - \ln(a-bu_0^2) \right) = -\frac{1}{2b} \ln\left(\frac{a-bu^2}{a-bu_0^2}\right) = z$

mit $a-bu_0^2 = \text{const.} = K = 2,4 \text{ m/s}^2$

$\rightarrow \ln\left(\frac{a-bu^2}{K}\right) = -2bz$ 1

$a-bu^2 = e^{-2bz} \cdot K$

$\rightarrow u = \sqrt{\frac{a - e^{-2bz} \cdot K}{b}}$ 1

Endgeschwindigkeit $z \rightarrow \infty$, d.h. $e^{-2bz} \rightarrow 0$ 1

$u_{\text{end}} = \sqrt{\frac{a}{b}} = 8,96 \text{ m/s}$ 0,5

z für 39% uend $= \sqrt{\frac{a - e^{-2bz} \cdot K}{b}}$ 1

$0,99 u_{\text{end}} = \sqrt{\frac{a - e^{-2bz}}{b}}$ 1

$z = \ln\left(\frac{a - b(0,99 u_{\text{end}})^2}{K}\right) \cdot \left(-\frac{1}{2b}\right) = 7,72 \text{ m}$ 0,5

1) Rechnung nimmt $g = \text{konst.}$ an. In der Realität ist g abhängig von: 1) Salzgehalt 0,5

2) Wassertemperatur 0,5

42 gesamt: 15 Pkt

2715



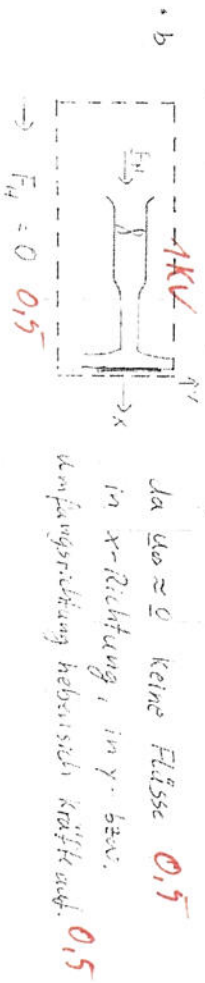
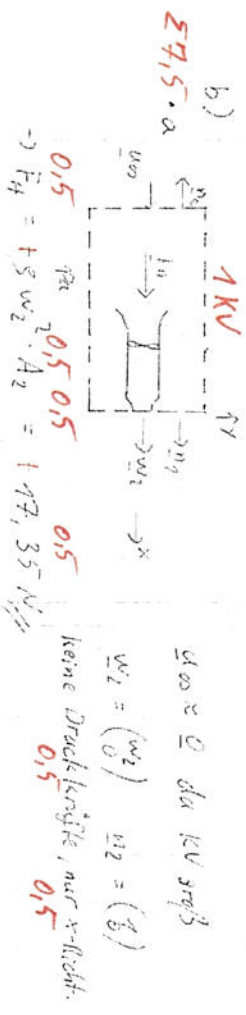
1 für KV

a) $w_3 = \begin{pmatrix} -w_3 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$ $w_4 = \begin{pmatrix} -v \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$
 $w_5 = \begin{pmatrix} -w_5 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$ $w_6 = \begin{pmatrix} w_6 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$
 keine Druckkräfte, nur x-Richtung

a. KV fest $w_3 = w_2$
 $-8 w_2 \cdot A_2 = F_H = -F$
 $F = 8 w_2^2 \cdot A_2 = 8 w_2^2 \cdot \frac{\pi}{4} D_2^2 = 2 \cdot 49 \frac{N}{m^2} \cdot \frac{\pi}{4} (0,15m)^2$
 $F = 17,35 N$

b. relative bewegtes KV $w_3 = w_2 - w_5$
 $-8(w_2 - w_5) A_2 = -F$

mit $w_2 = \sqrt{\frac{4F}{8A_2}} = 29,48 \frac{m}{s}$
 $F = 1,43 \frac{kg}{m^3} (10 \frac{m}{s} + 29,48 \frac{m}{s})^2 \cdot \frac{\pi}{4} (0,15m)^2 = 34,42 N$



Wird das KV ins Gebälge gelegt ist F_H in a. b nicht gleich groß, da dann die Einstromgeschw. bei Da nicht verwechselbar und durch Inertialvorgang $p_a = p_b$ ist.

43 gesamt: 18 Pkt + 9,5 Bonus

263

a) Randbed: $u(y=0) = 0$ $T(y=h) = 0$ bzw. $\frac{\partial u}{\partial y} = 0$

Bew. Gleichung in x-Richtung:
 $\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + u \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \nu \frac{\partial u}{\partial y} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + \nu \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} \right) + g \sin \alpha$
 $\rightarrow 0 = \nu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + g \sin \alpha$

b) Integration:

$\int \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} dy = -\int \frac{1}{\nu} g \sin \alpha dy$
 $\frac{\partial u}{\partial y} = -\frac{1}{\nu} g \sin \alpha y + C_1$

$\int \frac{\partial u}{\partial y} dy = -\frac{1}{2\nu} g \sin \alpha y^2 + C_1 y + C_2$
 $u(y) = -\frac{1}{2\nu} g \sin \alpha y^2 + C_1 y + C_2$

mit RB $u(y=0) = 0 \rightarrow C_2 = 0$
 $\rightarrow u(y) = -\frac{1}{2\nu} g \sin \alpha y^2 + C_1 y$

Newtonscher Schubspannungsausatz: $T(y) = \mu \frac{\partial u}{\partial y}$
 und mit RB $T(y=h) = 0$

$T = \mu \left(-\frac{1}{\nu} g \sin \alpha y + C_1 \right) = -3g \sin \alpha y + C_1 \mu$

$T(y=h) = 0 = -3g \sin \alpha h + C_1 \mu$

$\rightarrow C_1 = \frac{1}{\nu} g \sin \alpha h$

$\rightarrow u(y) = -\frac{1}{2\nu} g \sin \alpha y^2 + \frac{1}{\nu} g \sin \alpha h y$
 $= \frac{1}{\nu} g \sin \alpha \left(h y - \frac{y^2}{2} \right)$



$$T(y) = -g \sin \alpha \cdot y + \frac{1}{2} g \sin \alpha \cdot h = \int g \sin \alpha (h-y) \quad 1$$

$$\int_0^h \frac{G}{b} u(y) dy = \int_0^h \frac{1}{2} g \sin \alpha \left(h \frac{y^2}{2} - \frac{y^3}{6} \right) dy \quad 1$$

$$= \frac{g}{3b} \sin \alpha h^3 \quad 0,5$$

Umax aus $\frac{\partial u}{\partial y} \stackrel{!}{=} 0 \quad 1$

$$0 = -\frac{1}{2} g \sin \alpha \cdot y + \frac{1}{2} g \sin \alpha \cdot h \rightarrow y = h \quad 0,5$$

$$u_{\max} = u(y=h) = \frac{1}{2} g \sin \alpha \left(h^2 - \frac{h^3}{6} \right) = \frac{g}{2b} \sin \alpha h^2 \quad 0,5$$

\bar{u} aus Mittelwertsatz: $\bar{u} \cdot h = \frac{G}{b} \quad 1$

$$\bar{u} = \frac{G}{bh} = \frac{1}{3b} g \sin \alpha h^2 \quad 0,5$$

$$J) \frac{Eg}{b} = \int_0^L T(y=0) dl = T(y=0) \cdot L \quad 1$$

$$= L \cdot \frac{1}{3} g \sin \alpha (h=0) = L h \frac{1}{3} g \sin \alpha \quad 0,5$$

e) Bonus:

Zahlenwerte $g/6$ in m/s^2 für $\alpha = 60^\circ$

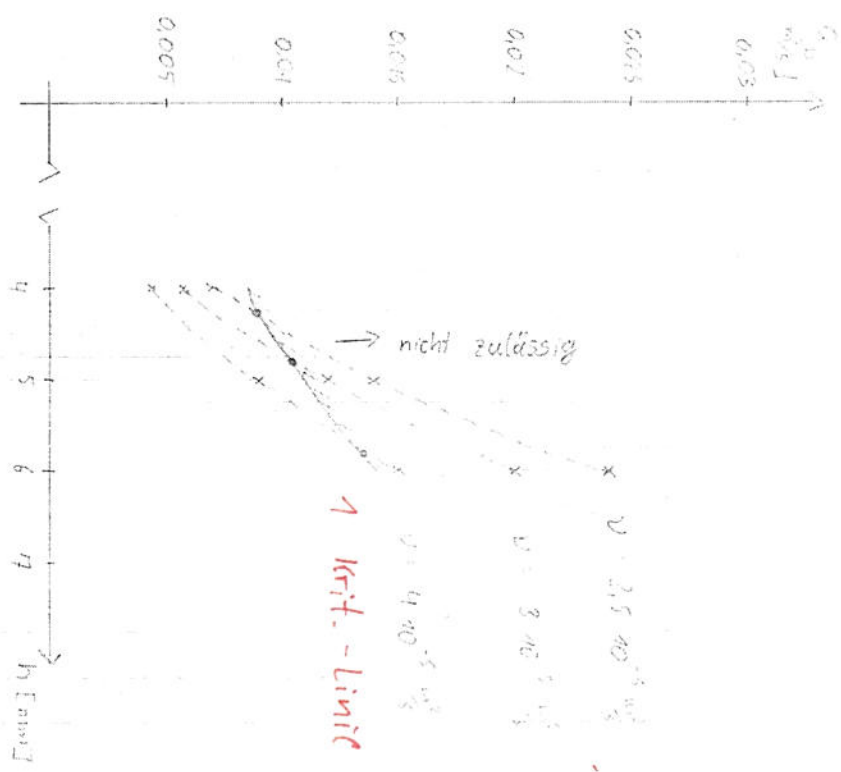
$v \sqrt{h}$	4 mm	5 mm	6 mm
VI $2,5 \cdot 10^{-5} \frac{m^2}{s}$	0,007	0,019	0,024
VII $3 \cdot 10^{-5} \frac{m^2}{s}$	0,0053	0,012	0,02
VIII $4 \cdot 10^{-5} \frac{m^2}{s}$	0,0044	0,009	0,015

$$Re_{krit} = \frac{\bar{u} h}{\nu} \quad 1 \quad \text{mit } \bar{u} = \frac{g h^2 \sin \alpha}{3 \nu}$$

$$Re_{krit} = \frac{g h^3 \sin \alpha}{3 \nu^2} \rightarrow h = \sqrt[3]{\frac{Re_{krit} \cdot 3 \nu^2}{g \sin \alpha}} \quad 0,5$$

für $Re_{krit} = 350$ und VI $h = 4,26 \text{ mm}$; VII $h = 4,8 \text{ mm}$; VIII $h = 5,55 \text{ mm}$ 0,5

Diagramm:



0,5

44 gesamt: 23,5 Pkt.

14) $R = c_p - c_v$ $\gamma = \frac{c_p}{c_v} \rightarrow c_v = c_p \gamma$

26,5 $R = c_p(1 - \frac{1}{\gamma}) = 819 \frac{J}{kg \cdot K} (1 - \frac{1}{1,3}) = 189 \frac{J}{kg \cdot K}$

$\frac{p_0}{p_2} = \left(\frac{T_0}{T_2}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \rightarrow p_0 = p_2 \left(\frac{T_0}{T_2}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} = \frac{1,3}{1} \cdot 6,75 \text{ bar} \left(\frac{273,15K + 20K}{283K}\right)^{\frac{1,3}{0,3}} = 7,86 \text{ bar}$

30 $\rho_0 = \frac{p_0}{R T_0} = \frac{786.000 \text{ Pa}}{189 \frac{J}{kg \cdot K} \cdot 293,15K} = 14,49 \frac{kg}{m^3}$

0,5 $c_p T_0 + \frac{1}{2} w_0^2 = c_p T_e + \frac{1}{2} w_e^2 \rightarrow w_e = \sqrt{2c_p(T_0 - T_e)} = 129,9 \frac{m}{s}$

$w_e = \left(2 \cdot 819 \frac{J}{kg \cdot K} (293,15K - 283K)\right)^{\frac{1}{2}} = 129,9 \frac{m}{s}$

14e $\frac{w_e}{c_e} = \frac{w_e}{\sqrt{\gamma R T_e}} = \frac{129,9 \frac{m}{s}}{\sqrt{1,3 \cdot 189 \frac{J}{kg \cdot K} \cdot 283K}} = 0,489$

b) $T^* = T_0 \frac{2}{\gamma+1} = 293,15K \frac{2}{2,3} = 254,9K$
 $S^* = S_0 \left(\frac{2}{\gamma+1}\right)^{\frac{1}{\gamma-1}} = 19,19 \frac{kg}{m^3} \left(\frac{2}{2,3}\right)^{\frac{1}{0,3}} = 8,91 \frac{kg}{m^3}$

$w^* = c^* = \sqrt{\gamma R T^*} = 250,3 \frac{m}{s}$

angepasste Duse $p_a = p_{200}$

$\frac{p_a}{p_0} = \left(\frac{T_a}{T_0}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \rightarrow T_a = T_0 \left(\frac{p_a}{p_0}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} = 293,15K \cdot \left(\frac{0,13 \cdot 10^5 \text{ bar}}{7,86 \text{ bar}}\right)^{\frac{0,3}{1,3}} = 178,5K = -94,7^\circ C$

$M_{a1} = \sqrt{\left(\frac{T_0}{T_a} - 1\right) \frac{2}{\gamma-1}} = \sqrt{\left(\frac{293,15K}{178,5K} - 1\right) \frac{2}{0,3}} = 2,07$

c) Bei Kondensation gilt $S_K = S_R$ mit $T_B = -78^\circ C = 195,15K$

also ist $S_K = \frac{p_B}{R T_B} = \frac{w_0 \cdot c_0 \cdot e_0}{189 \frac{J}{kg \cdot K} \cdot 195,15K} = 2,771 \frac{kg}{m^3}$

Nachteil M_{a1} bei Kondensation in Abhängigkeit d. Rohdeichte im Löscher:

$M_{a1} = \sqrt{\left(\frac{p_0}{p_K} - 1\right) \frac{2}{\gamma-1}} = 2,07$

Bei M_{a1} vorliegende Temperatur:

$T_K = T_0 \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} M_{a1}^2\right)^{-1} = 178,4K = -94,8^\circ C$

→ Kondensation findet statt

$\frac{A_K}{A^*} = \frac{1}{M_{a1}} \left(\frac{1 + 0,5(\gamma-1) M_{a1}^2}{0,5(\gamma+1)}\right)^{\frac{\gamma+1}{2(\gamma-1)}} = 1,895$

$\frac{A_K}{A^*} = 1,895^{-1} = 0,528$

d) $\dot{m} = S^* \cdot w^* \cdot A^* \rightarrow A^* = \frac{\dot{m}}{S^* w^*} = 0,00269 m^2$

$\frac{A_a}{A^*} = \frac{1}{M_{a1}} \left(\frac{1 + 0,5(\gamma-1) M_{a1}^2}{0,5(\gamma+1)}\right)^{\frac{\gamma+1}{2(\gamma-1)}} = 1,895$

→ $A_a = A^* \cdot 1,895 = 0,0051 m^2$

e) Prandtl-Relation: $w_1 \cdot w_2 = c^* T^* \rightarrow w_2 = \frac{c^* T^*}{w_1} = \frac{(250,3 \frac{m}{s})^2}{300 \frac{m}{s}} = 208,8 \frac{m}{s}$

$c_p T_0 = c_p T_1 + \frac{1}{2} w_1^2 \rightarrow T_1 = T_0 - \frac{w_1^2}{2c_p} = 293,15K - \frac{(300 \frac{m}{s})^2}{2 \cdot 819 \frac{J}{kg \cdot K}} = 1,24$

$M_{a1} = \frac{w_1}{\sqrt{\gamma R T_1}} = 1,24$

$\frac{p_2}{p_1} = 1 + \frac{2\gamma}{\gamma+1} (M_{a1}^2 - 1) = 1,66$